(19)日本国特許庁 (JP) (12) 公開特許公報 (A)

(11)特許出願公開番号 特開2001-71794

(P2001-71794A)

(43)公開日 平成13年3月21日(2001.3.21)

(51) Int.Cl.7		識別記号	FΙ		ゔ	-73-}*(参考)
B60K	41/20		B60K	41/20		3 D 0 4 1
	31/00			31/00	Z	3 D 0 4 4
B 6 0 T	7/00		B 6 0 T	7/00	Α	3 G O 9 3
F 0 2 D	29/02	3 0 1	F 0 2 D	29/02	301D	

審査請求 未請求 請求項の数22 OL (全 24 頁)

(21)出願番号	特顧2000-56050(P2000-56050)	(71)出顧人	000005108
			株式会社日立製作所
(22)出顧日	平成12年2月28日(2000.2.28)		東京都千代田区神田駿河台四丁目 6 番地
		(72)発明者	箕輪 利通
(31)優先権主張番号	特願平11-187247		茨城県日立市大みか町七丁目1番1号 株
(32)優先日	平成11年7月1日(1999.7.1)		式会社日立製作所日立研究所内
(33)優先権主張国	日本 (JP)	(72)発明者	佐藤 和彦
			茨城県日立市大みか町七丁目1番1号 株
			式会社日立製作所日立研究所内
		(74)代理人	100074631
		(13/14/25/)	
			弁理士 高田 幸彦 (外1名)

最終頁に続く

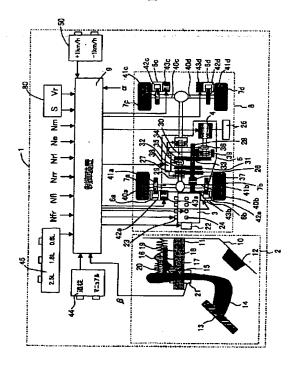
(54)【発明の名称】 自動車の走行制御装置および自動車

(57)【要約】

【課題】ブレーキ操作機構を用いて車両を加速させるシ ステムにおいて、車両の加速のためブレーキ操作機構か ら足を離しながら危険回避のため急減速に備える場合、 運転者はブレーキ操作機構の上で待ち構えている必要が あり、運転者の負担となる。

【解決手段】ペダル13の操作量または操作力にフット レスト機能範囲および制動力増加機能範囲を持たせる。

図1



BEST AVAILABLE COPY

【特許請求の範囲】

【請求項1】操作量または操作力に応じて車両の制動力 および駆動力の双方を制御するペダルを有し、前記ペダ ルの操作量または操作力にはフットレスト機能範囲およ び制動力増加機能範囲を設け、前記ペダルの操作量また は操作力が前記フットレスト機能範囲にあるときはフットレスト機能を実現し、前記ペダルの操作量または操作 力が前記制動力増加機能範囲にあるときは該操作量また は操作力に応じて制動力を増加させて該制動力および駆動力によって車両の走行を制御することを特徴とする自 動車の走行制御装置。

【請求項2】操作量または操作力に応じて車両の制動力および駆動力の双方を制御するペダルを有し、前記ペダルの操作量または操作力にはフットレスト機能範囲、駆動力低下機能範囲および制動力増加機能範囲を設け、前記ペダルの操作量または操作力が前記フットレスト範囲にあるときはフットレスト機能を実現し、前記ペダルの操作量または操作力が前記駆動力低下機能範囲にあるときは該操作量または操作力に応じて駆動力を低下させ、前記ペダルの操作量または操作力が前記制動力増加機能範囲にあるときは該操作量または操作力に応じて制動力を増加させて該制動力および該駆動力によって車両の走行制御することを特徴とする自動車の走行制御装置。

【請求項3】請求項1または請求項2のいずれか1項において、前記ペダルの操作量または操作力が前記フットレスト機能範囲にあるときに駆動力を発生するように構成したことを特徴とする自動車の走行制御装置。

【請求項4】操作量または操作力に応じて車両の制動力 および駆動力の双方を制御するペダルと、前記ペダルの 操作量または操作力に応じて車輪を制動する制動機構と を有し、前記ペダルの操作量または操作力にはフットレ スト機能範囲および制動力増加機能範囲を設け、前記ペ ダルの操作量または操作力が前記フットレスト機能範囲 にあるときはフットレスト機能を実現し、前記ペダルの 操作量または操作力が前記制動力増加機能範囲にあると きは該操作量または操作力に応じて制動力が増加して該 制動力によって前記制動機構を制御することを特徴とす る自動車。

【請求項5】操作量または操作力に応じて車両の制動力および駆動力の双方を制御するペダルと、前記ペダルの操作量または操作力に応じて車輪を制動する制動機構と、車間距離を検出する車間距離検出装置と、前記車間距離検出装置の信号に応じて駆動力を制御する駆動力制御装置とを有し、前記ペダルの操作量または操作力にはフットレスト機能範囲および制動力増加機能範囲を設け、前記ペダルの操作量または操作力が前記フットレスト機能範囲にあるときはフットレスト機能を実現し、前記ペダルの操作量または操作力が前記制動力増加機能範囲にあるときは該操作量または操作力に応じて制動力が増加して該制動力によって前記制動機構を制御すること

を特徴とする自動車。

【請求項6】第1のペダルと、第2のペダルと、前記第 1のペダルにフットレスト機能を実現するフットレスト 装置と、前記第1のペダルの操作量または操作力に応じ て車両の制動力および駆動力の双方を制御するワンペダ ルモードの制御を実行する制御装置を備えた自動車の走 行制御装置において、

前記フットレスト装置におけるフットレスト機能を実現する手段は、機械的な制限止め機構を備えたことを特徴とする自動車の走行制御装置。

【請求項7】第1のペダルと、第2のペダルと、前記第1のペダルにフットレスト機能を実現するフットレスト装置と、前記第1のペダルの操作量または操作力に応じて車両の制動力および駆動力の双方を制御するワンペダルモードの制御を実行する制御装置を備えた自動車の走行制御装置において、

前記フットレスト装置におけるフットレスト機能を実現 する手段は、ソレノイド機構を備えたことを特徴とする 自動車の走行制御装置。

【請求項8】第1のペダルと、第2のペダルと、前記第 1のペダルにフットレスト機能を実現するフットレスト 装置と、前記第1のペダルの操作量または操作力に応じ て車両の制動力および駆動力の双方を制御するワンペダ ルモードの制御を実行する制御装置を備えた自動車の走 行制御装置において、

前記フットレスト装置におけるフットレスト機能を実現 する手段は、複数個のばねと複数個のクランク軸の組み 合わせを含むことを特徴とする自動車の走行制御装置。

【請求項9】第1のペダルと、第2のペダルと、自動車動力源の起動と停止を行う手段とを備え、前記第1のペダルの操作量あるいは操作力に応じて車両の制動力および駆動力の双方を制御するワンペダルモードと、前記第1のペダルに基づき自動車の制動力を制御し、第2のペダルに基づき自動車の駆動力を制御する通常モードの少なくとも2つのモードを選択可能に実行する制御装置を備えた自動車の走行制御装置において、

前記自動車動力源の起動と停止を行う手段は、通常モードのときに自動車動力源の起動を行うように構成したことをことを特徴とする自動車の走行制御装置。

【請求項10】第1のペダルと、第2のペダルと、自動車動力源の起動と停止を行う手段とを備え、前記第1のペダルの操作量あるいは操作力に応じて車両の制動力および駆動力の双方を制御するワンペダルモードと、第1のペダルに基づき自動車の制動力を制御し、第2のペダルに基づき自動車の駆動力を制御する通常モードの少なくとも2つのモードを選択可能に実行する制御装置を備えた自動車の走行制御装置において、

前記制御装置は、自動車動力源を停止したときにはワンペダルモードから通常モードに自動的に切り替わることを特徴とする自動車の走行制御装置。

【請求項11】第1のペダルと、第2のペダルと、自動車動力源の起動と停止を行う手段とを備え、前記第1のペダルの操作量あるいは操作力に応じて車両の制動力および駆動力の双方を制御するワンペダルモードと、前記第1のペダルに基づき自動車の制動力を制御し、第2のペダルに基づき自動車の駆動力を制御する通常モードの少なくとも2つのモードを選択可能に実行する制御装置を備えた自動車の走行制御装置において、

前記制御装置は、ワンペダルモードのときには第1のペダルを操作すると共に自動車動力源の起動を行うことを特徴とする自動車の走行制御装置。

【請求項12】第1のペダルと、第2のペダルと、前記第1のペダルの操作量あるいは操作力に応じて車両の制動力および駆動力の双方を制御するワンペダルモードの制御を実行する制御装置を備えた自動車の走行制御装置において、

前記制御装置は、道路上における自動車の通行帯が進行 方向の左側と定められている国または地域における前記 ワンペダルモードで走行中の一般道路での右折または右 転回の場合、または自動車の通行帯が進行方向の右側と 定められている国または地域における前記ワンペダルモードで走行中の一般道路での左折または左転回の場合 は、設定加速度が直進の場合から、予め設定された別な 加速度に遷移することを特徴とする自動車の走行制御装 置。

【請求項13】請求項12において、前記制御装置は、ワンペダルモードで走行中の一般道路での右折または右転回、左折または左転回の場合は設定加速度が直進の場合から、予め設定された別な加速度に遷移することを特徴とする自動車の走行制御装置。

【請求項14】請求項12または請求項13において、前記制御装置は、設定加速度が遷移する時期は、前記それぞれの進行方向への方向指示器のスイッチを入れたときであることを特徴とする自動車の走行制御装置。

【請求項15】第1のペダルと、第2のペダルと、前記第1のペダルの操作量あるいは操作力に応じて車両の制動力および駆動力の双方が制御されるワンペダルモードの制御を実行する制御装置を備えた自動車の走行制御装置において、

前記制御装置は、走行中に何らかの事象発生により前記制御装置が自車の制動操作を必要と判断した場合において、その判断が発生してから所定の時間内において運転者が制動操作をしなかった場合は、必要最低限の減速度よりも乗員の健康に影響を及ぼさない範囲内で大きい減速度を発生するように自動的に制動装置を作動させることを特徴とする自動車の走行制御装置。

【請求項16】第1のペダルと、第2のペダルと、前記第1のペダルの操作量あるいは操作力に応じて車両の制動力および駆動力の双方を制御するワンペダルモードの制御を実行する制御装置を備えた自動車の走行制御装置

において、

更に、燃料の残量を計測する燃料残量計測手段と、道路 が水平な場所で計測した前記燃料残量計測手段の計測結 果と、現在の前記燃料残量計測手段の計測結果との偏差 に基づいて道路の勾配を計測する道路勾配計測手段を備 えたことを特徴とする自動車の走行制御装置。

【請求項17】第1のペダルと、第2のペダルと、前記第1のペダルの操作量あるいは操作力に応じて車両の制動力および駆動力の双方を制御するワンペダルモードの制御を実行する制御装置を備えた自動車の走行制御装置において、

道路の勾配を計測する勾配計測手段と、前記勾配計測手段で計測した道路の勾配及び自動車の速度、動力源の特性データ、現在のギア位置、加速度に基づいて補助ブレーキ手段による制動時のギヤ位置を演算するギヤ位置演算手段と、前記ギヤ位置演算手段の演算結果に基づいて補助ブレーキ手段による制動力を演算する補助ブレーキ制動力演算手段とを備え、前記第1のペダル操作量あるいは操作力に応じて制動力を発生させる時は、目標の制動力が前記補助ブレーキ制動力演算手段の演算結果より大きくなってから、補助ブレーキ手段だけでは足りない制動力を、主ブレーキ手段を用いて発生させることを特徴とする自動車の走行制御装置。

【請求項18】第1のペダルと、第2のペダルと、第1のペダルの操作量あるいは操作力に応じて車両の制動力および駆動力の双方を制御するワンペダルモードの制御を実行する制御装置を備えた自動車の走行制御装置において、

道路の勾配を計測する道路勾配計測手段と、制動力を保持する制動力保持手段を備え、自動車が停車したら勾配の絶対値が大きいほど停車時に保持する制動力を大きくし、第1のペダル操作量あるいは操作力を弱めても、発進までは前記制動力保持手段により制動力を保持することを特徴とする自動車の走行制御装置。

【請求項19】請求項18において、前記制動力保持手段は、変速モード選択手段を運転モードから駐車モードに切り替えた場合には、保持していた制動力を無くすことを特徴とする自動車の走行制御装置。

【請求項20】請求項18において、前記制動力保持手段は、変速モード選択手段を運転モードに切り替えた場合には、保持していた制動力を無くすことを特徴とする自動車の走行制御装置。

【請求項21】請求項19または請求項20において、自動車を発進させるために変速モード選択手段を運転モードに切り替えた場合、前記勾配計測手段の計測結果に基づいて上り坂であると判断した場合は自動車が後ろに下がらないように駆動力を発生させることを特徴とする自動車の走行制御装置。

【請求項22】第1のペダルと、第2のペダルと、前記 第1のペダルの操作量あるいは操作力に応じて車両の制 動力および駆動力の双方を制御するワンペダルモードの 制御を実行する制御装置を備えた自動車の走行制御装置 において、

更に、主ブレーキ手段の摩擦部材の温度を計測する摩擦部材温度計測手段と、前記摩擦部材温度計測手段で計測した摩擦部材の温度に基づいて目標の制動力を補正する目標制動力補正手段を備えたことを特徴とする自動車の走行制御装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、自動車の走行制御 装置およびその方法、およびそれを用いた自動車に関 し、特に渋滞時などの緩加減速走行を含む車間距離制御 オートクルーズに関連する。

[0002]

【従来の技術】自車両と前方車両(含む障害物など)との距離をレーダにより検出し、安全な車間距離になるようにエンジン、モータ、変速機、ブレーキなどを自動制御する技術の開発が進んでいる。渋滞時の緩加減速走行を含む車間距離制御オートクルーズ(以下、「ACC」:Adaptive Cruise Controlとする)がその例である。

【0003】その場合の安全性をより高く確保するために、発進・加速のみ自動制御を実行し、減速・停止は運転者の意思によるというシステムが考えられている。

【0004】その一例として、現行の油圧プレーキシステムを用いてブレーキペダルのみの操作により減速・停止および発進・加速を行うシステムが考えられている。

【0005】例えば特開平4-38600号公報には、渋滞時などの緩加減速走行モードに設定された場合に、ブレーキ操作のみの1ペダル走行によって車両を停止・発進を実現するものが開示されている。つまり、ブレーキ操作が無い場合は、車両の走行速度を目標の走行速度になるよう駆動力を制御し、ブレーキ操作がある場合は、前記駆動力が進行方向に加わらないよう制御するようにしたものである。

[0006]

【発明が解決しようとする課題】前記従来技術によれば、現行のブレーキ操作機構を用いて、車両の停止・発進をブレーキ操作のみの1ペダルで実現するために、ブレーキペダル操作により減速・停止を実行し、ブレーキペダルを離すと発進・加速するというような、いわばON-OFF的な使い方しかできなかった。

【0007】従って、例えば加速中の場合に、運転者は、前記ブレーキ操作機構から足を離しながら、且つ危険回避のために急な減速が実現できるように前記ブレーキ操作機構の上で待ち構えている必要があり、運転者の負担が避けられなかった。

[0008]

【課題を解決するための手段】本発明は、操作量または

操作力に応じて車両の制動力および駆動力の双方を制御するペダルを有し、前記ペダルの操作量または操作力にはフットレスト機能範囲および制動力増加機能範囲を設け、前記ペダルの操作量または操作力が前記フットレスト機能範囲にあるときはフットレスト機能を実現し、前記ペダルの操作量または操作力が前記制動力増加機能範囲にあるときは該操作量または操作力に応じて制動力を増加させて該制動力および駆動力によって車両の走行を制御することを特徴とする。

【0009】また、本発明は、操作量または操作力に応じて車両の制動力および駆動力の双方を制御するペダルを有し、前記ペダルの操作量または操作力にはフットレスト機能範囲、駆動力低下機能範囲および制動力増加機能範囲を設け、前記ペダルの操作量または操作力が前記取動力低下機能範囲にあるときは対作力が前記駆動力低下機能範囲にあるときは該操作量または操作力が前記制動力増加機能範囲にあるときは該操作量または操作力に応じて駆動力を低下させ、前記ペダルの操作量または操作力が前記制動力増加機能範囲にあるときは該操作量または操作力に応じて制動力を増加させて該制動力および該駆動力によって車両の走行を制御することを特徴とする。

【0010】そして、前記ペダルの操作量または操作力が前記フットレスト機能範囲にあるときに駆動力を発生するように構成したことを特徴とする。

【0011】また、本発明は、操作量または操作力に応じて車両の制動力および駆動力の双方を制御するペダルと、前記ペダルの操作量または操作力に応じて車輪を制動する制動機構とを有し、前記ペダルの操作量または操作力にはフットレスト機能範囲および制動力増加機能範囲を設け、前記ペダルの操作量または操作力が前記フットレスト機能範囲にあるときはフットレスト機能を実現し、前記ペダルの操作量または操作力が前記制動力増加機能範囲にあるときは該操作量または操作力に応じて制動力が増加して該制動力によって前記制動機構を制御することを特徴とする。

【0012】また、本発明は、操作量または操作力に応じて車両の制動力および駆動力の双方を制御するペダルと、前記ペダルの操作量または操作力に応じて車輪を制動する制動機構と、車間距離を検出する車間距離検出装置と、前記車間距離検出装置の信号に応じて駆動力を制御する駆動力制御装置とを有し、前記ペダルの操作量または操作力にはフットレスト機能範囲および制動力増加機能範囲を設け、前記ペダルの操作量または操作力が前記フットレスト機能範囲にあるときはフットレスト機能を実現し、前記ペダルの操作量または操作力が前記制動力増加機能範囲にあるときは該操作量または操作力に応じて制動力が増加して該制動力によって前記制動機構を制御することを特徴とする。

【0013】また、本発明は、第1のペダルと、第2のペダルと、第1のペダルにフットレスト機能を実現する

フットレスト装置と、第1のペダルの操作量または操作力に応じて車両の制動力および駆動力の双方を制御するワンペダルモードを備えた自動車の走行制御装置において、前記フットレスト装置によるフットレスト機能を実現する方法は機械的な制限止め機構を備えたことを特徴とする。機械的な制限止め方式とは、電力などの他のエネルギーを使用することが難しい場合においても簡単な構造でフットレスト装置を構成することができる。

【0014】また、同様に、前記フットレスト装置によるフットレスト機能を実現する手段は、ソレノイド機構を含んで構成する。このようにすると、運転者の足により加わる負荷に対して電気エネルギーを調整することにより保持力を最適に調整することができる。

【0015】また、同様に、前記フットレスト装置によるフットレスト機能を実現する手段は、複数個のばねと複数個のクランク軸の組み合わせを含んで構成とすることができる。このような手段によっても、前記制限止め機構と同様、電力を使用せずフットレスト装置を構成することができる。

【0016】また、本発明は、第1のペダルと、第2のペダルと、自動車動力源の起動と停止を行う手段とを備え、第1のペダルの操作量あるいは操作力に応じて車両の制動力および駆動力の双方を制御するワンペダルモードと、第1のペダルに基づき自動車の制動力を調節し、また第2のペダルに基づき自動車の駆動力を調節する通常モードの少なくとも2つのモードを選択可能に実行する自動車の走行制御装置において、通常モードのときに自動車動力源の起動を行うように構成したことを特徴とする。これにより第1のペダルを操作していない時に動力源を起動して、車両が発進するのを防ぐことができる。

【0017】また、本発明は、自動車動力源を停止したときに、ワンペダルモードから通常モードに自動的に切り替わるように構成する。これにより、その後に動力源を起動する時には必ず通常モードとなっているため直ちに動力源を起動できる効果が得られる。

【0018】また、本発明は、ワンペダルモードのときに、第1のペダルを操作すると共に自動車動力源の起動を行うように構成する。これによりワンペダルモードのときにも第1のペダルを操作して制動力をかけながら動力源を起動できるようにすることで、安全に停止して動力源を起動することができる。また、この方法は、信号待ち、渋滞時などでの動力源のアイドルストップなどにも適用できる。

【0019】また、本発明は、道路上における自動車の通行帯が進行方向の左側と定められている国または地域における前記ワンペダルモードで走行中の右折または右転回の場合または自動車の通行帯が進行方向の右側と定められている国または地域における前記ワンペダルモードで走行中の左折または左転回の場合は設定加速度が直

進の場合から、予め設定された別な加速度に遷移するように構成する。

【0020】本発明の走行制御装置を搭載した自動車は一般道路でも適用できるため、交差点などでの右折、左折する状況が生まれる。その場合、日本のような左側通行の国においては右折する場合、対向車線を走行してくる自動車の間隔をぬって安全を確かめつつ素早い右折が必要とされる場合が多い。そういった場合、本発明のように右折時に、予め右折用に設定された加速度に遷移するようにした方がより安全に右折できる。また、右側通行の国あるいは地域においては逆に左折時に、予め左折用に設定された加速度に遷移するようにした方がより安全に左折することができる。

【0021】また、本発明は、ワンペダルモードで走行中の右折または右転回、左折または左転回の場合は設定加速度が直進の場合から、予め設定された別な加速度に遷移するように構成する。このような設定とすることにより、自動車の通行帯が進行方向の左側と定められている国または地域における信号のない交差点、例えば一時停止地点で左折する場合は、右折の場合と同様に、安全を確かめつつ素早い左折が必要とされる場合が多い。そういった場合、本発明のように左折時にも、予め右折または左折用に設定された加速度に遷移するようにした方がより安全に左折することができる。また、右側通行の国あるいは地域においては逆に右折時に、予め右折または左折用に設定された加速度に遷移するようにした方がより安全に右折することができる。

【0022】好ましくは上記設定加速度が遷移する時期は、前記それぞれの進行方向への方向指示器のスイッチを入れたときである。これにより運転者の簡単な操作で加速度をそのときだけ変更することができる。

【0023】また、本発明は、走行中に何らかの事象発 生により該走行制御装置が自車の制動操作を必要と判断 した場合において、その判断が発生してから所定の時間 内において運転者が制動操作をしなかった場合は、その 時点において必要最低限の減速度よりも乗員の健康に影 響を及ぼさない範囲内で大きい減速度を発生するよう に、自動的に制動装置を作動させる。このような自動車 の走行制御装置とすることにより、制動操作が必要な場 合において運転者が制動操作を怠った場合、あるいは制 動操作が遅れた場合は安全性を低下させない範囲内で必 要以上の大きな減速度を発生させることにより運転者に 軽いショックを与え警告することができる。そのことに より、運転者にこのような装置を二度と作動させたくな いと思わせることができ、制動操作を怠らないようにさ せることができる。結果的に安全性を向上させることが できる。

【0024】また、本発明は、更に、燃料の残量を計測する燃料残量計測手段を備え、道路が水平な場所で計測した前記燃料残量計測手段の計測結果と、現在の前記燃

料残量計測手段の計測結果との偏差に基づいて道路の勾配を計測する道路勾配計測手段を備えたことを特徴とする。これにより、どの自動車にも付いている燃料残量計を用いて道路勾配を計測することで、新たに勾配を計測するためのセンサを設けなくても良く、コストアップを防ぐことができる。このようにして計測した勾配から車両制御に必要な駆動力、制動力を計算することができる。

【0025】また、本発明は、更に、道路の勾配を計測 する勾配計測手段と前記勾配計測手段で計測した道路の 勾配および自動車の速度、動力源の特性データ、現在の ギア位置、加速度に基づいて補助ブレーキ手段による制 動時のギヤ位置を演算するギヤ位置演算手段と前記ギヤ 位置演算手段の演算結果に基づいて補助ブレーキ手段に よる制動力を演算する補助ブレーキ制動力演算手段とを 備え、前記第1のペダル操作量あるいは操作力に応じて 制動力を発生させるときは、目標の制動力が前記補助ブ レーキ制動力演算手段の演算結果より大きくなってか ら、補助ブレーキ手段だけでは足りない制動力を主ブレ ーキ手段を用いて発生させるように構成したことを特徴 とする。これにより、運転者が制動のため第1のペダル を踏んだ場合、エンジンブレーキで出せる制動力の範囲 内であればエンジンプレーキを使うことにより摩擦ブレ ーキの使用頻度が減少するためブレーキパッドに加わる 負担を減らすことができる。また、同時にエンジンブレ ーキ中は燃料を噴射しないので、燃料消費を抑えること ができる。

【0026】また、本発明は、更に、制動力を保持する制動力保持手段を備え、自動車が停車したら勾配の絶対値が大きいほど停車時に保持する制動力を大きくし、第一のペダル操作量あるいは操作力を弱めても、発進までは前記制動力保持手段により制動力を保持するように構成したことを特徴とする。これにより、停止時にブレーキ油圧は保持されるので、例えば上り坂などで停止した場合に第一のペダルの踏み込みを緩めても発進するまでは車両は後退することはないため安全に発進することができる。

【0027】また、本発明は、変速モード選択手段を運転モードから駐車モードに切り替えた場合、保持していた制動力をなくするように構成したことを特徴とする。上り坂などで上記のように制動力を保持している場合でも駐車モードにすれば自動車はギアがロックされるためもう後退することはない。従って、このときは制動力を解放する。このようにすることにより制動のために使っていたエネルギーを節約することができる。

【0028】また、本発明は、変速モード選択手段を運転モードに切り替えた場合、保持していた制動力をなくするように構成したことを特徴とする。上り坂などで駐車する場合は、変速モード選択手段を例えばニュートラルモードとし、サイドブレーキを引いて駐車することに

より駐車モードにせず駐車する場合も考えられ、その時 は駐車中も制動力が保持されたままとなる。そういった 場合でも、運転モードに切り替えた場合に保持制動力を 解放するように設定しておけば、安全に発進することが できる。

【0029】また、本発明は、自動車を発進させるために変速モード選択手段を運転モードに切り替えた場合、前記勾配計測手段の計測結果に基づいて上り坂であると判断した場合は自動車が後ろに下がらないように駆動力を発生させるように構成したことを特徴とする。急な上り坂の場合は発進時に保持制動力を解放した直後に第1のペダルを緩めて発進する場合は、駆動力が伝達されるまでのタイムラグにより自動車が後退する場合があり危険である。そういった場合において、本発明のように運転モードに切り替えるのと同時にスロットルを勾配に応じて補正しておけば、ペダルを緩めても車両の後退を防げるだけの駆動力が発生しているため、後退することはなく安全に発進することができる。

【0030】また、本発明は、更に、主ブレーキ手段の 摩擦部材の温度を計測する摩擦部材温度計測手段を備 え、前記摩擦部材温度計測手段で計測した摩擦部材の温 度に基づいて目標の制動力を補正する目標制動力補正手 段を備えたことを特徴とする。これにより主ブレーキ手 段の摩擦部材の温度に基づいて主ブレーキ手段の制動力 を適正に発生させることができ、温度によらずに安定し た制動力を得ることができる。

[0031]

【発明の実施の形態】図1は、本発明の一実施の形態を 示す自動車の機能ブロック図である。

【0032】自動車1には、ブレーキ操作機構2と、エンジン3,モータ4を含む変速機5,ブレーキ装置6a~6dおよびタイヤ7a~7dから成る制動駆動システム8と、入力信号(後述)に対応して前記制動駆動システム8を制御する制御装置9が搭載されている。

【0033】まず、前記ブレーキ操作機構2について説明する。自動車1のボディ10には支持部11およびストッパー12が取り付けられている。ボディ10に取り付けられた支持部11には、ブレーキペダル13の操作により動作する第1レバー14に固定された回転軸15が前記支持部11に対して回動可能に支持されている。また、前記回転軸15に対して回動可能な第2レバー16が設けられている。

【0034】前記プレーキペダル13の操作により、第2レバー16と第1レバー14に取り付けられた部材17の爪18が接触した場合、第2レバー16が動作する。第2レバー16とボディ10には、第1ペダル反力機構(リターンスプリング)19が設けられている。また、前記第1レバー14と第2レバー16の間にも第2ペダル反力機構(リターンスプリング)20が設けられており、第1ペダル反力機構19の反力は第2ペダル反

力機構20の反力よりも大きく設定する。

【0035】つまり、運転者(図示省略)がブレーキペダル13を第2ペダル反力機構20の反力より大きく、且つ第1ペダル反力機構19の反力より小さく操作した場合、第2レバー16は動作せずに第1レバー14のみが動作し、部材17の爪18と第2レバー16が接触して停止している。ここで、「第2レバー16は動作せず」とは、第2レバー16が全く動かない場合を意味するのではなく、制動力が発生しない限りにおいては第2レバー16の多少の動きを許容する。

【0036】その後、運転者が第1ペダル反力機構19の反力に打ち勝つようにブレーキペダル13を操作した場合は、接触していた爪18と第2レバー16が一体となって回動し、前記第1レバー14が前記ストッパー12に接触するまで動作する。

【0037】また、回転軸15の回転角度を検出するためのブレーキペダル操作量センサ21が第2レバー16に取り付けられており、部材17の爪18と第2レバー16が接触するまでの操作量および第1レバー14がストッパー12に接触するまでの操作量を出力する。

【0038】ここでは、ブレーキの操作量を検出する操作量センサ21を用いた例で説明するが、ブレーキペダル13の踏み込み力(踏力)を検出するブレーキ操作力(踏力)センサを用いても良い。

【0039】次に、前記エンジン3,モータ4を含む変速機5,ブレーキ装置6 $a\sim6$ dおよびタイヤ7から成る制動駆動システム8の構成について説明する。

【0040】エンジン3には、吸入空気量を制御する電子制御スロットル22,目標の空燃比(吸入空気量/供給燃料量)を達成するように吸入空気量に見合う燃料量を供給する燃料噴射弁23およびエンジン3が効率良く燃焼するための点火を実行する点火装置24が設けられている。

【0041】ここでは、ガソリンエンジンの例を示すが、その他、ディーゼルエンジン、ガスタービンなどのエンジンを適用することも可能である。また、ガソリンエンジンも、吸気管に燃料を噴射するポート燃料噴射エンジン、筒内に直接燃料を噴射する筒内燃料噴射エンジン、吸排気弁の電子制御により燃焼効率を向上するミラーエンジンなどが実用化されており、どのエンジンを適用しても問題はない。但し、地球環境問題の点から、燃費低減と排気ガス低減が両立するエンジンシステムが最も適していることは言うまでもない。

【0042】変速機5は、2軸・常時かみ合い式歯車をベースとしたモータ4付きの自動変速機である。モータ4は、ジェネレータ機能を有しており、バッテリ25から電気エネルギーを与えることにより運動エネルギーを放出してエンジン3の始動およびタイヤ7の駆動を実行し、エネルギー回生などにより運動エネルギーを与え電気エネルギーに変換してバッテリ25に貯蔵する。

【0043】高速時は、高速用ドライブギア26と高速用ドリブンギア27によりエンジン3とモータ4の出力トルクをタイヤ7に伝達する。高速用ドライブギア26は、変速機入力軸4に固定されている。高速用ドリブンギア27は、ギア切換アシストクラッチ29により変速機出力軸30との締結・解放が可能になっている。

【0044】同様に、中速および低速時は、中速用ドライブギア31、低速用ドライブギア33と中速用ドリブンギア32、低速用ドリブンギア34によりエンジン3とモータ4の出力トルクをタイヤ7に伝達する。中速用ドライブギア31および低速用ドライブギア33は、変速機入力軸4に固定されている。また、中速と低速のギア切り換えおよびモータ4の締結・解放は、それぞれ第1ドッグクラッチ35および第2ドッグクラッチ36により実行する。

【0045】一般に、これらのドッグクラッチは、締結時の滑り損失がなく、伝達効率が高いことで知られている。特に、中速と低速のギア切り換え時は、エンジン3あるいはモータ4のトルクが変速機出力軸30に伝達されずに変速ショック(トルク低下)が発生するために、ギア切換アシストクラッチ29を滑り制御して高速用歯車列を介してトルク伝達を実行する。

【0046】また、モータ4のみの走行の場合には、エンジン3を切り離す必要があり、また、エンジン3による発進のために、発進クラッチ37を変速機入力軸28に設けた。この発進クラッチ37は、クラッチディスクをフライホイール(図示省略)とプレッシャープレート(図示省略)との間に挟みつけてトルクを伝達する形式のいわゆる乾式クラッチを用いることができる。

【0047】前記全てのクラッチの操作は、油圧アクチュエータ38によって行われる。なお、前記全てのクラッチに湿式多板クラッチや電磁クラッチなどの従来から知られているものを任意に選択して使用することができる。

【0048】また、ここでは、クラッチの操作に油圧アクチュエータを用いているが、超音波モータ, 直流モータ, 交流モータなどの電気アクチュエータを用いても良い。

【0049】更に、変速機5は、車両を停止させるため のプレーキクラッチ39を有している。

【0050】ブレーキ装置6a~6dは、車輪軸40a~41dに固定したブレーキディスク41a~41しおよびブレーキパッド(図示省略)を設けたキャリパー42a~42dとブレーキ駆動モータ43a~43dを備える。このブレーキ装置6a~6dは、環境の変化、例えば、雨、長時間の放置などにより前記ブレーキディスク41a~41dとブレーキパッド間の摩擦係数が大幅に変化する。よって、低速、停止時の車間距離制御オートクルーズの性能が低下し、スムースな停止と目標車間距離精度の両立が困難になる。

【0051】これに対して、変速機5に設けたブレーキクラッチ39は、環境変化が生じた場合でも摩擦係数の変化がほとんどなく良好な低速、停止時の車間距離制御オートクルーズ性能が得られる。

【0052】次に、制動駆動システム8を制御する制御 装置9について説明する。

【0053】制御装置9は、エンジン3,変速機5,ブレーキ装置6a~6dを制御する制御ユニット(図示省略)および制動駆動システム8の全体を管理する制御ユニット(図示省略)を有し、それぞれがネットワークで通信するように接続されている。

【0054】また、制御装置9は、ブレーキペダル操作量センサ21の信号 β , 走行モード設定スイッチ44の信号,駆動力(加速度)設定スイッチ45の信号,アクセルペダル操作量センサの信号 α , 右前軸回転センサ信号Nfr, 左前軸回転センサ信号Nfl, 右後軸回転センサ信号Nrr, 左後軸回転センサ信号Nrl, エンジン回転数信号Ne, モータ回転数信号Nm, ミリ波レーダシステム80などから得られる前方車両との車間距離信号Sおよび前方車両との相対速度信号Vr, 運転者自ら目標速度を設定可能な速度設定スイッチ50の信号などを入力する。

【0055】そして、制御装置9は、これらの入力信号に基づき、エンジン3,変速機5およびブレーキ装置6 a~6dを制御して車両の加速,減速,発進,停止および定速走行を実現する。

【0056】次に、図2のブレーキ操作量(力)に対す る制動・駆動力の関係を示す特性図および図3の制御フ ローチャートを用いてブレーキ操作機構2の機能を説明 する。 制御装置9は、図3における処理ステップ60 において、前述したようにブレーキペダル操作量センサ 21の信号β, 走行モード設定スイッチ44の信号, 駆 動力(加速度)設定スイッチ45の信号,アクセルペダ ル操作量センサの信号α,右前輪回転センサ信号Nf r, 左前輪回転センサ信号Nfl, 右後輪回転センサ信 号Nrr,左後輪回転センサ信号Nrl,エンジン回転 数信号Ne, モータ回転数信号Nm, ミリ波レーダシス テム80などから得られる前方車両との車間距離信号S および前方車両との相対速度信号Vr,運転者自ら目標 速度を設定可能な速度設定スイッチ50の信号などを入 力して制御処理を実行する。この制御処理で使用する車 速Noは、右前輪回転センサ信号Nfr,左前輪回転セ ンサ信号Nf1、右後輪回転センサ信号Nrr、左後輪 回転センサ信号N г 1 を平均した値に基づいて求めるよ うにしているが、別途、車速センサを使用して入力する ようにしても良い。

【0057】本発明は、ブレーキペダル13から運転者が足を離すことなく車両の発進・停止を実現することを目的としている。つまり、前記走行モード切換スイッチ44に追従モード(車間距離制御オートクルーズ)を設

定した場合(図3における処理ステップ61の判定結果がYのとき)を想定している。

【0058】まず、ブレーキ操作量の機能の1つとしてフットレスト機能範囲(図2におけるA範囲)を持たせた。つまり、第2ペダル反力機構20の反力をブレーキペダル荷重(ブレーキペダル13+回転軸15までの第1レバー14)に運転者の足荷重を加えた力よりも小さく設定する。反対に、第1ペダル反力機構19の反力は、ブレーキペダル荷重に運転者の足荷重を加えた力よりも大きく、あるいは以上に設定する。これにより、運転者は、ブレーキペダル13の上に足を置いていても制動力を発生することがないので、車間距離制御オートクルーズ実行(加速、定速)時の運転負担が軽減する。

【0059】その後、例えば、緩減速(図2におけるB範囲)が必要な場合、運転者はブレーキペダル13を第1ペダル反力機構19の反力に打ち勝つように踏み込む。この図2のB範囲では、駆動力の低下機能を実行する。つまり、エンジントルクをアイドリング状態あるいは変速比を制御することによりエンジンブレーキを働かせる。

【0060】また、図1に示すように、モータ4を搭載した車両(HEV:ハイブリッド自動車)では、モータ4によるエネルギー回生を行って緩減速度を得ることも可能である。

【0061】更に、ブレーキペダル13の操作量を大きく(図2におけるC範囲)すると、ブレーキ装置6 $a\sim6d$ (ブレーキクラッチ39)が作動して大きな制動力(減速度)が得られる。

【0062】以上の制動力は、ラインFを通る制動力増加ライン(図3における処理ステップ62の判定結果がNのとき)である。ラインFでの制動は、図3における処理ステップ62に示すようにブレーキ操作量 β がゼロでなく、且つ処理ステップ63の $\Delta\beta$ (前回の β -今回の β)が予め設定したGラインへの変更値(-k1:k1は正の値)より大きい場合(Gラインへの変更がない場合)に実行される。そして、処理ステップ64において目標制動力Deがブレーキ操作量 β , 車速No, ブレーキパッド・ディスク間の摩擦係数 μ の関数f1により演算される。

【0063】次に、処理ステップ630判定において Δ β が-k1より小さくなった場合、つまりラインGに移行した場合について説明する。

【0064】この場合には処理ステップ65に進み、 Δ β が予め設定したFライン変更値(k2:k2は正の値)より小さい場合には、処理ステップ66に進む。処理ステップ66では、図2におけるB, C範囲において Gラインをベースとし、目標制動力Deをブレーキ操作量 β , 車速No, ブレーキパッド・ディスク間の摩擦係数 μ の関数 f 2により演算する。

【0065】また、図2におけるA範囲では、加速する

ための目標駆動力A c をブレーキ操作量β, 車速N o, 前記駆動力設定スイッチ45で設定された目標駆動力T t a r, 前記速度設定スイッチ50で設定された目標最大速度V t a r, 車間距離Sおよび相対速度V r, 前記摩擦係数μの関数f3により演算する。

【0066】また、ラインFおよびGの傾斜などは、それぞれ運転者が任意に決定することができ、運転者の意図する加速・減速感が実現できるようにする。最大制動力は、安全性優先のために変更できないようにする。

【0067】図4は、駆動力設定スイッチ45により設定される目標駆動力(加速度)特性を示している。この特性は、前方に車両がない場合、つまり車速一定制御(クルーズコントロール)を想定している。また、車速に応じて変化し、エンジン3の排気量が2.5Lの場合は、例えば3段階(2.5L:最大駆動力,1.8L,0.6L)の駆動力特性が選択できる。

【0068】これらの駆動力特性は、ナビゲーション・VICS (Vehicle Informationand Communication System) などのインフラ情報・HEO (長楕円軌道衛星) システムなどから得られる道路環境、例えば高速道路,山岳道路,市街地などの変化でも設定可能にしている。

【0069】図5は、油圧プレーキシステムをベースにして構成したプレーキ操作機構2の実施の形態を示している。前述のシステムのブレーキ制御は、プレーキペダル13の操作量(力)を制御装置9に入力し、この制御装置9内で目標の制動力を演算してブレーキ装置6a~6dを操作する、いわゆるBBW(Brake By Wire)である。これに対して、図5に示したシステムは、従来から存在する油圧プレーキを利用したものである。ブレーキ操作機構2の構成と同一であり、重複する説明は省略する。ここでは、マスタシリンダ70の駆動により油圧を発生させ車両を制動する油圧プレーキシステムに、ブレーキ操作機構90を付加した場合の実施例について説明する。

【0070】ブレーキ操作機構90の第1レバー14には、ブレーキペダル13の操作に相応して水平方向に動作するオペレーティングロッド71(ペダル側ロッド82,ブレーキ側ロッド83)が取り付けられている。オペレーティングロッド71の先端部には、ダイヤフラム72により2室(第1室73および第2室74)に分けられたシリンダ駆動装置75が設けられている。

【0071】第2室74は、エンジンの吸気管(図示省略)にチェックバルブ76を介して連結されており、エンジンが始動されると負圧になる。また、第1室73と第2室74を区切るダイヤフラム72には穴79を設け、2室の圧力が同一になっている。よって、マスタシリンダ70のピストン99は停止している。

【0072】運転者がブレーキペダル13を踏み込む

と、オペレーティングロッド71が図5における右側に移動し、ロッド71のブレーキ側ロッド83の先端部とシリンダ駆動装置75との間に隙間ができる。また、破線で示すように、オペレーティングロッド71のブレーキ側ロッド83がダイヤフラム72と接触し、結果的に穴79による空気の移動を遮断する。よって、第1室73の圧力が大気圧となり、第2室74との圧力差によりダイヤフラム72が右側に移動し、ピストン99の動作によりマスタシリンダ70の油圧が上昇する。これにより、運転者は小さなブレーキ操作力にてブレーキを操作することができる。

【0073】また、オペレーティングロッド71には、 比例ソレノイド78が設けられており、制御装置9から の信号によって自動的にブレーキがかけられるようになっている。

【0074】更に、図2に示したブレーキ操作範囲Aではオペレーティングロッド71の先端部とシリンダ駆動装置75との間に隙間ができないような遅れ機構81を設けている。この遅れ機構81は、ペダル側ロッド82とブレーキ側ロッド83の間に第3ペダル反力機構84を設けている。また、ブレーキ側ロッド83には、第4ペダル反力機構85を設けている。

【0075】第3ペダル反力機構84の反力は、ブレーキペダル荷重(ブレーキペダル13+回転軸15までの第1レバー14+ペダル側ロッド82)に運転者の足荷重を加えた力よりも小さく設定する。反対に、第4ペダル反力機構85の反力は、ブレーキペダル荷重に運転者の足荷重を加えた力よりも大きく、あるいは以上に設定する。これにより、運転者は、ブレーキペダル13の上に足を置いていても制動力を発生することがない(フットレスト機能)ので車間距離制御オートクルーズ実行(加速、定速)時の運転負担が軽減する。

【0076】つまり、図1に示した実施の形態と同様にこの実施の形態でもブレーキペダル13から運転者が足を離すことなく車両の発進・停止を実現することができる。

【0077】図6は、追従モードからマニュアルモードへの切り換え手法である。本発明では、制御装置9に入力される走行モード設定スイッチ44の設定により追従モードとマニュアルモードの切り換えが可能である。

【0078】人間は、一般的に、連続で一つの行動を実行し、その行動に慣れた後に別の行動を実行する場合には、この別の行動に慣れるまで時間がかかる。よって、追従モードで長時間運転した後にマニュアルモードに急に移行すると、運転者は、前の走行モードの走行感覚から抜けきれず、誤った操作を実行する可能性があり危険である。

【0079】そこで、図6に示すように、追従モードON時間の長さ(Ton)に応じて、追従モードスイッチがOFFしてから実際に追従モードがOFFされるまで

の時間(Toff)を変化させるようにする。つまり、 追従モード時間が長い場合は、Toffを長く設定し、 このToffに設定された期間は、追従モードにおける 運転支援を継続するようにした。また、マニュアルモー ドから追従モードへ切り換える際は、安全運転制御への 切り換えとなるので、マニュアルモードスイッチがOF Fしてから実際にOFFするまでの時間は、Toffよ りも短くて良い(時間ゼロを含む)。

【0080】このようにすることにより、追従モードで 長時間運転した後にマニュアルモードに移行した場合の 運転者の誤操作が低減し、安全なモード切り換えを実現 することができる。

【0081】図7は、表示部における表示内容の一例である。本発明のような追従モードとマニュアルモードなどの複数の走行モードが存在する場合には、運転者は現在どのような運転を実行しているか、本当に故障していないのかなどが認識できないと不安になる可能性がある。

【0082】そこで、運転席の前方のダッシュボード (図示省略)に表示部90を設け、制御装置9からの信 号によって図7に示すような内容を表示して運転者に安 心感を与えることが望ましい。表示部90には、走行路 91,前方の認識物体92(車両など),自車両93, 現在の走行モード94,故障内容95,前方物体との車 間距離97および現在車速96などを表示する。

【0083】車間距離97の表示は、運転者の目測とレーダなどで検出した距離がほぼ合っていれば運転者に安心感を与えることができる。この車間距離は、かなり重要な信号であり表示部90の中心部に表示することが望ましい。

【0084】次に、運転者は、現在、自車両がどのような運転をしているかを知りたいはずである。例えば、自車両93の表示の中に、運転者が設定した走行モード

(追従 o r マニュアル)、現在、加速中なのか、定速度 走行なのか、前方物体に追従中なのか、また、前記運転 状態の実際値などを表示することが望ましい。

【0085】また、ブレーキ操作中に、運転者支援が実行されているか否かを表示し、現在、危険走行状態にあることを運転者に知らせることも重要である。更に、制御系が故障した場合は、追従モードへの切り換えができないことを故障内容95により表示することが望ましい。これがない場合には、運転者は、走行モード設定スイッチ44で追従モードを設定する操作をしたときに該追従モードを設定することができたと勘違いし、運転支援に頼り過ぎる危険があるからである。

【0086】表示は運転者と機械(車両)とのコミュニケーションを実行する上で必要なものであり、運転者が安心、且つ安全に走行するための重要な手段の1つである。

【0087】以上のように、前方車両あるいは障害物を

検出し、前方物体との距離を安全に保つ車間距離制御オートクルーズを用いて本発明の実施の形態を説明してきた。しかし、本発明による1つのペダルで制動・駆動を実現するシステムは、以前から実用化されている車速一定制御(オートクルーズ)にも適用することが可能である。つまり、前方の物体を検出するか否かの違いであり、前方の物体を検出しない車速一定制御では、前方物体の挙動に応じた設定(目標加速度、目標速度)および操作(ブレーキ操作機構2による制動力設定)を運転者が実行すれば良いだけである。

【0088】図8は、本発明の他の実施の形態の自動車の走行制御装置における機械的制限止め機構を含んだブレーキペダルのフットレスト装置を示している。

【0089】図8に示すフットレスト装置は、ブレーキペダル13,第1レバー14,支持部11,オペレーティングロッド71,シリンダ駆動装置75,ボルト101a,101b,円盤102,ローラストッパ103,磁性体104,押し付けばね105,ソレノイド106から構成される。ここで、ブレーキペダル13,第1レバー14,円盤102は一体に結合され、円盤102は外周にローラストッパ103の嵌合が可能なように溝を持つ。

【0090】フットレスト装置作動時は、図8に示すよ うに、ローラストッパ103は磁性体104を介して押 し付けばね105により円盤102の溝中に押し付けら れる。このときの押し付け力と溝の形状を調整すること により、ブレーキペダル13に足を置くことにより加わ る力がある値に達するまではブレーキペダル13の動き を規制することができる。ブレーキペダル13に加わる 力がある値を越えると円盤102の回転力はローラスト ッパ103の押し付け力に打ち勝つため、円盤102は 回転するようになる。従って、ブレーキペダル13は移 動可能となりピンを介して一体に結合されたオペレーテ ィングロッド71が移動し、ブレーキ力を発生させるこ とができる。緊急時にはソレノイド106に通電するこ とにより磁性体104を吸引してローラストッパ103 を円盤102の溝から離間してブレーキ操作を通常時と 同じように行うことができるようにする。運転者が限定 されている場合は、初めにばね定数を選定しておけば、 故障しない限り交換の必要はない。なお、ここで、スト ッパは、ローラストッパ103のようなローラータイプ の他にベーンのような滑りタイプのストッパを使用する こともできる。

【0091】図9、図10は、この実施の形態の自動車の走行制御装置における機械的制限止め機構を含んだブレーキペダルのフットレスト装置の変形例を示している。この変形例は、図8に示した実施の形態に対して、シャッター107、ソレノイド108によるシャッター機構が追加されている。

【0092】フットレスト機能を作動させるには、図9

に示すように、ソレノイド108を作動させてシャッター107を開く。そうすると、フリーになったローラーストッパ103が押し付けばね105の押し付け力により押されて円盤102の溝に嵌合するために、フットレスト機能を実現することができる。

【0093】このフットレスト機能状態から、図10に示すように、通常時のブレーキペダルの形態に戻す方法を以下に述べる。

【0094】まず、ソレノイド106を作動させて磁性体104を吸引することによりローラストッパ103は円盤102の溝から離れる。離れきったところでシャッター107を吸引しているソレノイド108への電流を遮断する。そうすると、シャッター107は重力あるいは戻しばね(図示省略)などにより下方に移動してローラストッパ103の通路を遮蔽する。このようにして通常時のブレーキペダルの形態に戻す。なお、円盤102は、完全な円盤である必要はなく、楕円形状、扇形形状などのように外周に滑らかな曲線部を一部に持っていれば良い。

【0095】図11は、本発明の更に他の実施の形態の 自動車の走行制御装置におけるソレノイド機構を含んだ ブレーキペダルのフットレスト装置を示している。

【0096】図11に示すフットレスト装置は、ブレーキペダル13、第1レバー14、支持部11、オペレーティングロッド71、シリンダ駆動装置75、ボルト101a、101b、土台109、コア110、磁性移動体111、ソレノイド112、案内溝113から構成される。

【0097】コア110は土台109と一体となっており、磁性移動体111は第1レバー14と一体となっている。ソレノイド112に非通電時は、第1レバー14の動きと合わせて磁性移動体111は案内溝113に案内されながら動く。

【0098】ここで、フットレスト機能を作動させるには、ソレノイドに通電する。これにより、磁気による吸引力が発生してコア110と磁性移動体111は結合するために、ブレーキペダル13に足を置くことにより加わる力がある値に達するまではブレーキペダル13に加わる力がある値を越えるとソレノイド112による吸引力に打ち勝つために、磁性移動体111は移動可能となり、で打ち勝つために、磁性移動体111は移動可能となり、ピンを介して一体に結合されたオペレーティングロッド71が移動し、ブレーキ力を発生させることができるようになる。なお、ソレノイド112の磁気吸引力は、通電量を変えて強弱をつけることを可能にすることにより、ブレーキペダル13に加わる力の変化、例えば運転者がいろいろ変わる場合に簡単に対応することができる。

【0099】図12は、本発明の更に他の実施の形態の 自動車の走行装置における複数個のばねと複数個のクラ ンク軸の組み合わせを含んだブレーキペダルのフットレスト装置を示している。

【0100】図12に示すフットレスト装置は、ブレーキペダル13、第1レバー14、支持部11、オペレーティングロッド71、シリンダ駆動装置75、ボルト101a、101b、クランクばね114、第1クランク軸115、第2クランク軸116、第1ストッパ117a、117bおよび第2ストッパ118から構成される。

【0101】第1クランク軸115と第2クランク軸116は、ピンを介して互いの端部が回転可能に結合されている。第2クランク軸116の他の一端はピンを介して第1レバー14に回転可能に結合され、第1クランク軸115の他の一端がピンを介してオペレーティングロッド71に回転可能に結合されている。また、前記2つのクランク軸115、116にはクランクばね114および第1ストッパ117a、117bが結合されている。また、第1レバー14にも第2ストッパ118が結合されている。

【0102】ここで、ブレーキペダル13に足を置いて力を加えると、第1クランク軸115と第2クランク軸116はピンを中心に幾何学的に角度が閉じる方向に動くために、クランクばね114に力が加わる。このとき、オペレーティングロッド71の軸方向には幾何学的にほとんど力は加わらないために、オペレーティングロッド71の軸方向の移動を規制することができる。ある程度まで閉じると、ストッパ117a,118b同士の接触あるいは第2クランク軸116と第2ストッパ118の接触により、それ以上は閉じなくなる。更に力を加えると、オペレーティングロッド71の軸方向にブレーキペダル13に加わる力の全て加わって普通のブレーキと同様の動作をするようになる。

【0103】このように、クランクばね114のばね定数を適当に設定することによりフットレスト機能を与えることができる。運転者が限定されている場合は、初めにばね定数を選定しておけば、故障しない限り交換の必要はない。また、ストッパ117a,117b,118は、場合によっては、どちらか1つでも良い。また、クランク軸115,116は、3つ以上にしても良い。

【0104】図13は、本発明の他の実施の形態を示す 自動車の機能プロック図である。

【0105】自動車1は、エンジン3,変速機5,変速機5を管理する制御ユニット38,プレーキ装置6および駆動システム8の全体を管理する制御装置9を有し、それぞれがネットワークを介して通信可能に構成される。

【0106】また、第1のペダルであるブレーキペダル操作量センサ122,モード選択手段120,第2のペダルであるアクセルペダル操作量センサ123,動力源起動・停止手段121,ブレーキペダル操作量センサ1

22に基づいて第1の駆動力指令を演算する第1の駆動力指令手段124と、アクセルペダル操作量センサ123に基づく駆動力指令を演算する第2の駆動力指令手段125を備える。

【0107】自動車1を動かす場合には、まず、動力源 (たとえばエンジン3またはモータ4)を起動する必要 がある。

【0108】図14は、この実施の形態において動力源を起動するのに必要な手順のフローチャートをしている。自動車1の制御装置9は、図14に示したフローチャートに従った処理を所定の時間間隔(たとえば100 [ms])で実行する。

【0109】処理ステップ131においては、動力源 (たとえばエンジン3またはモータ4)が起動している か否かを判定する。動力源が起動している場合には、処 理ステップ132において現状維持する。

【0110】自動車1は、ワンペダルモードと通常モードの少なくとも2つのモードで機能する。この2つのモードは、運転者がモード選択手段120を操作していずれか一方を選択する。処理ステップ133は、モード選択手段120においてワンペダルモードが選択されているか否かを判定する。ワンペダルモードが選択されている場合には処理ステップ132において現状維持とする。言い換えれば、動力源が起動していないときにワンペダルモードを選択した場合には、動力源の起動を禁止する。

【0111】処理ステップ134は、モード選択手段120において通常モードが選択されているか否かを判定する。通常モードが選択されている場合には処理ステップ135において動力源起動・停止手段121が運転者により操作されているか否かを判定する。操作されている場合には処理ステップ136に進み、自動車1に搭載してある動力源、たとえばエンジン3やモータ4を起動する。また、動力源ではないが、走行するのに必要なアクセルペダル操作量センサ123やブレーキペダル操作量センサ122に電源を供給する。

【0112】動力源起動・停止手段121が操作されていない場合には処理ステップ137に進み、現状維持とする。すなわち、動力源を起動しない。

【0113】処理ステップ134において通常モードが 選択されていない場合は、モード選択手段120が故障 していると判断し、処理ステップ1358において現状 維持とする。すなわち、動力源が起動している場合には 起動したままに、停止しているときには停止したままと する。

【0114】このように、動力源を起動する場合には、モードを必ず通常モードにしてから動力源を起動する。これにより、第1のペダルを操作していないときに動力源を起動して、自動車が発進するのを防ぐことができる。

【0115】次に、自動車1を停止した場合には、動力源(たとえばエンジン3またはモータ4)を停止する必要がある。図15は、動力源を停止する手順のフローチャートを示している。自動社1の制御装置9は、図15に示したフローチャートに従った処理を所定の時間間隔(たとえば100[ms])で定期的に実行する。

【0116】処理ステップ141において、動力源が起動しているか否かを判定する。動力源が起動している場合には、処理ステップ142に進む。動力源が起動していない場合には処理150に進んで現状維持とする。

【0117】処理ステップ142において、モード選択 手段120がワンペダルモードか否かを判定する。ワン ペダルモードの場合には処理ステップ143へ進む。

【0118】処理ステップ143では、運転者が動力源 起動・停止手段121をオフ操作しているか否かを判定 する。オフ操作している場合には、ワンペダルモードか ら通常モードに変更し、その後、処理ステップ145に 進む。

【0119】処理ステップ142でモード選択手段120が通常モードと判定された場合と、処理ステップ143で動力源起動・停止手段121をオフ操作していない場合には、ワンペダルモードのまま処理ステップ145に進む。

【0120】処理ステップ145においては、モード選択手段120が通常モードであるか否かを判定する。通常モードである場合には処理ステップ146に進む。

【0121】処理ステップ146は、運転者が動力源起動・停止手段121をオフ操作しているか否かを判定する。運転者がオフ操作をしている場合には、処理ステップ147において、動力源の停止を行う。オフ操作をしていない場合には、現状維持とする。

【0122】また、処理ステップ145において通常モードでない場合には、モード選択手段120が故障していると判断し、処理ステップ149において現状維持とする。すなわち、動力源が起動している場合には起動したままに、停止しているときには停止したままとする。

【0123】このように、動力源を停止する場合には、モードを必ず通常モードにしてから動力源を停止する。これにより、次に動力源を起動するときには必ず通常モードになっており、運転者が動力源起動・停止手段121を操作したときには直ちに動力源を起動することができる効果がある。

【0124】図16は、この実施の形態において動力源を起動するのに必要な手順のフローチャートの変形例を示している。基本的な考え方は、ワンペダルモードにおいて、第1のペダルを操作しているときに、動力源の起動を行なえるようにしたことである。制御装置9は、図16に示したフローチャートに従った処理を所定の時間間隔で定期的に実行する。

【0125】処理ステップ151においては、動力源が

起動しているか否かを判定する。起動している場合には 処理ステップ152に進んで現状維持とする。起動して いない場合には処理ステップ153に進み、モード選択 手段120がワンペダルモードか否かを判定する。 ワンペダルモードである場合には処理ステップ154に進み、動力源起動・停止手段121を運転者がオン操作しているか否かを判定する。オン操作していない場合には 処理ステップ152へ進んで現状維持とする。すなわち、動力源は起動しない。

【0126】一方、オン操作している場合には処理ステップ155に進み、第1のペダルの操作量に基づく第1の駆動力指令手段124の出力が制動力であるか否かを判定する。第1の駆動力指令手段124の出力が制動力でない(駆動力である)場合には、処理ステップ152

に進んで現状維持とする。すなわち、動力源は起動しな い。

【0127】また、第1のペダルの操作量に基づく第1の駆動力指令手段124の出力が制動力である場合には、処理ステップ136に進んで動力源を起動する。その他の処理ステップは、図14における処理ステップ134~138における処理と同様である。

【0128】このようにすることにより、ワンペダルモードのときにも、第1のペダルを操作して制動力をかけながら動力源を起動できるようにすることで、安全に停止して動力源を起動することができる。

[0129]

【表1】

表1

モード	最高速度 (km/h)	車間距離 (m)	加速度(km/h/s)		
			直進·左折	右折	
1	60	45	10	15	
2	30	15	5	15	
3	110	110	20	20	

【0130】表1は、本発明の実施の形態における自動車の走行制御装置のワンペダルモードでの走行条件を示している。表1に示す実施の形態は、自動車等が左側通行の国または地域を対象に3つのモードが設定されており、それぞれ最高速度、車間距離、加速度が設定されている。ここで、それぞれのモードにおいて、加速度は直進・左折の場合と右折の場合の2種類が設定されている。このような走行条件を組み込んだシステムとすることにより、右折時に設定加速度を遷移させることができる。ここで、モード3の場合は、右折も左折もない高速道路の場合であり、加速度に差を設ける必要はないため同じとなっている。なお、車間距離は、最高速度に対す

る設定値であり、実際の制御では最高速度以下の速度においては速度にリンクさせて変わるように設定しても良い。また、それぞれの値は、運転者が自由に設定できるようにするが、安全上、車間距離は最高速度の設定値に応じて下限値を持たせ、下限値以下の車間距離に設定することがきないようにするのが望ましい。また、この実施の形態では、直進と左折を同じ設定としているが別でも良い。なお、自動車等が右側通行の国または地域の場合は、表1において右折と左折を入れ替えれば成立する

[0131]

【表2】

表2

モード	最高速度	車間距離 (m)	加速度(km/h/s)		
	(km/h)		右折·左折	直進	
1	60	45	15	10	
2	30	15	15	5	
3	110	110	20	20	

【0132】表2は、本発明の実施の形態における自動車の走行制御装置のワンペダルモードでの走行条件の他の例を示している。表2にの示す実施の形態は、自動車等が左側通行の国または地域を対象に3つのモードが設

定されており、それぞれ最高速度、車間距離、加速度が 設定されている。ここで、それぞれのモードにおいて、 加速度は直進の場合と右折・左折の場合の2種類が設定 されている。このような走行条件を組み込んだシステム とすることにより、右折・左折時に設定加速度を遷移させることができる。しかし、モード3の場合は、表1の場合と同様に、右折も左折もない高速道路の場合であり、加速度に差を設ける必要はないため同じとなっている。なお、車間距離は最高速度に対する設定値であり、実際の制御では最高速度以下の速度においては速度にリンクさせて変わるように設定しても良い。また、表1と同様に、それぞれの値は運転者が自由に設定できるが、安全上、車間距離は最高速度の設定値に応じて下限値を持たせ、下限値以下の車間距離に設定することができないようにするのが望ましい。

【0133】図17は、本発明の実施の形態の自動車の 走行制御装置における加速度を方向指示器により遷移さ せるための手順のフローチャートを示している。制御装 置9は、図17に示したフローチャートに従った処理を 所定の時間間隔で定期的に実行する。この実施の形態で は、右折時に加速度が右折用加速度に遷移する場合を示 している。

【0134】処理ステップ161で右折方向に方向指示器を入れたと判定した場合は処理ステップ162に進んで予め設定された右折加速度に遷移する。

【0135】遷移後に処理ステップ163により方向指示器を戻したと判定した場合は処理ステップ164により予め設定された直進用加速度に遷移する。このようにして右折時に加速度を遷移させることができる。

【0136】図18は、本発明の実施の形態のワンペダ ルモードを備えた自動車の走行制御装置における時間と 速度および時間と制動力のパターンの一例を示してい る。速度曲線170と制動力曲線172、速度曲線17 1と制動力曲線173がそれぞれ対応している。図18 における速度曲線170は、制御装置9で制動が必要と の判断が発生してから目標制止地点に制止するための減 速パターンを示している。そのときの制動力曲線172 は、制御装置9の演算により路面状態,車両状態から計 算された、少なくとも車輪がロックすることのない制動 力の値となっている。ところが、制御装置9で判断が発 生しても、運転者がこのような制動操作を怠った場合 は、制御装置9により運転者の健康を害さない程度の制 動力曲線173のような強い制動力を作用させることに より、制動に伴う軽いショックを発生させ運転者に警告 を与える。このときの制動力は、車輪がロックすること のないような制動力とする。また、この警告のための制 動力は、図19に示す制動力曲線174のように、強弱 をつけたパターンでも良い。

【0137】図20は、本発明の自動車の走行制御装置で制動力を発生させる場合の制御処理手順のフローチャートを示している。この処理は、制御装置9が実行する。

【0138】まず始めに、処理ステップ181の勾配計 測で自車がいる地点の道路の勾配を計測する。処理ステ ップ182におけるエンジンブレーキ設定は、エンジンによる制動力の設定を行う。処理ステップ183の摩擦ブレーキ設定は、各車輪に付いている摩擦ブレーキによる制動力の指令を設定する。処理ステップ184の油圧設定は、摩擦ブレーキを操作する液圧を保持あるいは解除の設定を行う。

【0139】図21は、本発明の実施の形態において、 図20における勾配演算で燃料タンク内にある燃料残量 を計測するフロートを用いて道路の勾配を計測する場合 の処理の手順を示すフローチャートである。

【0140】処理ステップ201において、現在のフロート位置情報を取得する。

【0141】処理ステップ202は、自車速度が0[m/s]以下か否で自車が停車しているか否かを判定する。自車速度が0[m/s]以下で停車していると判断した場合は、処理ステップ204に進み、停車していないと判断した場合は処理ステップ203に進む。

【0142】処理ステップ204では、ステップ201で取得した現在のフロート位置情報と前回の周期で取得したフロート位置情報に基づいてフロート位置の変化量を演算する。

【0143】処理ステップ203では、処理ステップ201で取得したフロート位置情報に基づいて勾配を演算する。

【0144】処理ステップ205では、処理ステップ204で演算したフロート位置の変化量が予め設定した値x0より大きいか否かを判定する。大きければ処理ステップ206に進み、そうでなければ処理ステップ208に進む。

【0145】処理ステップ208では、処理ステップ203の勾配演算と同様の処理を行って勾配を演算する。 【0146】処理ステップ206では、処理ステップ204で演算したフロート位置の変化量が予め設定した値x1より小さいか否かを判定する。予め設定した値x1より小さければ処理ステップ207に進み、そうでなければ処理ステップ209に進む。

【0147】ガソリンスタンドは水平な位置と仮定し、自車両が給油しているか否かで、ガソリンスタンドにいるか否かを判断する。給油しているときのフロート位置の変化量は勾配が変化するとかきのフロート位置の変化量より小さいので、処理ステップ205および処理ステップ206の判定で、ガソリンスタンドで給油しているか否かを判定している。すなわち、処理ステップ205および処理ステップ206の判定は、自車が水平な位置にいるか否かを判定している。

【0148】処理ステップ207は、勾配が0[%]のときのフロート位置を設定する。

【0149】処理ステップ209は、処理ステップ20 3の勾配演算と同様の処理を行って勾配を演算する。

【0150】処理ステップ210では、処理ステップ2

01で取得した現在のフロート位置を前回のフロート位置に設定し、このルーチンを終了する。

【0151】この実施の形態のように、どの自動車にも付いている燃料残量計を用いて勾配を計測することで、新たに勾配を計測するためのセンサを設けなくても勾配を計測することができ、コストアップを防ぐことができる。

【0152】図22は、図21における勾配計測処理を 説明するための模式図である。図22の(a)は、フロートの水平位置を校正している状態、(b)は勾配を計 測している状態である。

【0153】フロートの水平位置を校正する場合は、ガソリンスタンドは水平な場所であると仮定して、ガソリンスタンドで給油したときのフロート位置を水平の位置と判断する。給油しているときのフロート位置の変化量は、勾配が変化したときのフロート位置の変化量を見れば、自車が給油中か否かを判定して、自車が水平な位置にいるか否かを判断することができる。(b)のように、自車が坂道にいると、燃料タンクは自車に合わせて傾くが、燃料の表面は水平を維持するので、フロートは燃料の表面の位置に合わせて移動する。そこで、水平時のフロート位置と坂道時のフロート位置との偏差から坂道の勾配の大きさを計測することができる。

【0154】図23および図24は、本発明の実施の形態における主ブレーキ作動を判定するための処理手順のフローチャートである。この処理も制御装置9が実行する。

【0155】図23は、図20における処理ステップ182のエンジンプレーキ設定のフローチャートである。 【0156】処理テップ301では、目標制動力Ftarが0[N]より大きいか否かを判定し、目標制動力Ftarが0[N]より大きければ処理ステップ305に進み、そうでなければ処理ステップ302に進む。

【0157】処理ステップ302では、エンジンブレーキを行うか否かを設定するエンジンブレーキ実行フラグをOFFにして、エンジンブレーキを行わないように設定する。

【0158】処理ステップ303では、エンジンブレー キカFbeの指令値を0[N]に設定する。

【0159】処理ステップ304では、予め算出された 変速機のギヤ位置をそのままのギヤ位置に設定して、こ のルーチンを終了する。

【0160】処理ステップ305では、エンジンプレーキ実行フラグをONにして、エンジンプレーキを行うようにする。

【0161】処理ステップ306では、目標制動力Ftarに基づいて、エンジンブレーキ力Fbeを演算する。

【0162】ステップ307では、ステップ306で演

算したエンジンブレーキカFbeに基づいて変速機のギャ位置を演算し、このルーチンを終了する。

【0163】こみのように、ギヤ位置を変更してエンジンプレーキを行うことにより、エンジンプレーキでより大きな制動力を得ることができる。

【0164】図24は、図20における処理ステップ183の摩擦プレーキ力設定のフローチャートである。

【0165】処理ステップ401では、目標制動力Ftarが0[N]より大きいか否かを判定し、目標駆動力Ftarが0[N]より大きければ処理ステップ404に進み、そうでなければ処理ステップ402に進む。

【0166】処理ステップ402では、摩擦ブレーキによる制動力Fbdを0[N]に設定する。

【0167】処理ステップ403では、摩擦ブレーキへの指令値を0[N]に設定する。

【0168】処理ステップ404では、目標制動力FtarとエンジンブレーキカFbeに基づいて摩擦ブレー キによる制動力Fbdを(数1)により演算する。

[0169]

 Fbd=Ftar-Fbe
 …(数1)

 処理ステップ405では、ブレーキ力を補正するために

 ブレーキパットの温度を計測する。

【0170】処理ステップ406では、処理ステップ405で計測したブレーキパットの温度に基づいて摩擦ブレーキへの指令値を設定し、このルーチンを終了する。ブレーキパットの温度に基づいて摩擦ブレーキへの指令値を設定することで、ブレーキパットの温度によらずに安定した制動力を得ることができる。

【0171】図25は、坂道で減速するときの例を説明する模式図である。図25の(a)は上り坂で減速するときの例であり、(b)は下り坂で減速するときの例である。

【0172】上り坂では、車重による勾配方向の力の成 分が車両を減速させる方向に働くので、小さな制動力で 済む。上り坂で制動力を発生させるときには、目標制動 カFtarがエンジンブレーキで発生できる最大の制動 力より小さければ、エンジンブレーキだけで制動力 F b dを発生させる。下り坂では、車重による勾配方向の力 の成分が車両を加速させる方向に働くので、車両を減速 させるには大きな制動力が必要になる。下り坂で制動力 を発生させるときには、目標制動力 Ftarがエンジン ブレーキで発生できる最大の制動力より大きければ、エ ンジンブレーキで最大の制動力Fbeを発生させ、エン ジンプレーキだけでは足りない制動力 Fedを摩擦プレ ーキで発生させる。エンジンブレーキで出せる制動力の 範囲内であれば、エンジンブレーキを使うことにより、 摩擦ブレーキによる制動力を抑え、エンジンブレーキ中 は燃料を噴射しないので、ブレーキパットの摩耗と燃料 消費を抑えることができる。

【0173】図26は、本発明の実施の形態における図

20の処理ステップ184の油圧設定の処理手順のフローチャートである。

【0174】処理ステップ501では、現在の自車速度が0[m/s]以下か否かで、自車が停車しているか否かを判定する。自車速度が0[m/s]以下で停車していると判断した場合は処理ステップ502に進み、そうでなければ処理ステップ510に進む。

【0175】処理ステップ502では、前回の自車速度が0[m/s]より大きいか否かで、自車が前回までは 走行していたか否かを判定する。前回の自車速度が0

[m/s] より大きく自車は走行していたと判断した場合は処理ステップ 503 に進み、そうでなければ処理ステップ 504 に進む。

【0176】処理ステップ503では、勾配の大きさに 基づいて停車を維持させるためのブレーキ油圧を設定す る。ブレーキ油圧は、勾配の絶対値が大きいほど油圧を 大きく設定する。

【0177】処理ステップ504では、運転モードから 駐車モードに移ったか否かを判定し、運転モードから駐 車モードに移った場合は処理ステップ508に進み、そ うでなければ処理ステップ505に進む。

【0178】処理ステップ505では、ペダル踏力が駆動力発生踏力以下か否かを判定する。ペダル踏力が駆動力発生踏力以下になった場合は処理ステップ507に進み、そうでなければ処理ステップ506に進む。

【0179】処理ステップ506では、運転者がペダル 踏力を弱めても、処理ステップ503で設定したブレー キ油圧を保持する。

【0180】処理ステップ507では、保持していたブレーキ油圧を解除する。処理ステップ508でも、処理ステップ507と同様に、保持していたブレーキ油圧を解除する。停車中に保持していたブレーキ油圧を開放することで、ブレーキ油圧を保持するために使っていたエネルギを節約することができる。

【0181】処理ステップ510では、前述したように 勾配に基づいて上り坂と判断した場合は、ブレーキ油圧 を解除しても自車両が後ろに下がらない駆動力を発生させるためにスロットル開度を補正する。

【0182】図27は、図26に示したフローチャート に従った制御処理により上り坂を発進する場合のタイム チャートを示している。

【0183】自車が停車後に時刻T1で運転者がペダル踏力を弱めてもブレーキ油圧は停車したときの油圧を維持する。時刻T2でシフトレンジをDレンジからPレンジに変更するとブレーキ油圧を解除する。ブレーキ油圧を解除しても、Pレンジのため自動車は動き出さない。時刻T3でPレンジからDレンジに変更すると、自車が後ろに下がらないようにスロットルを開けて駆動力を発生させる。ペダル踏力が駆動力発生踏力より小さくなった時刻T4で、自車は発進するためにスロットルを開い

ていく。スロットルを開けても駆動力が道路に伝わるま でに遅れがあり、時刻T5で自車は動き出しはじめる。

【0184】図28は、本発明の実施の形態における図20の処理ステップ184の油圧設定の処理手順を示すフローチャートである。

【0185】処理ステップ601では、現在の自車速度が0[m/s]以下か否かで自車が停車しているか否かを判定する。自車速度が0[m/s]以下で停車していると判断した場合は処理ステップ602に進み、そうでなければ処理ステップ610に進む。

【0186】処理ステップ602では、前回の自車速度が0[m/s]より大きいか否かで、自車が前回までは走行していたか否かを判定する。前回の自車速度が0

[m/s] より大きく自車は走行していたと判断した場合は処理ステップ603に進み、そうでなければ処理ステップ604に進む。

【0187】処理ステップ603では、勾配の大きさに 基づいて停車を維持させるためのブレーキ油圧を設定す る。ブレーキ油圧は、勾配の絶対値が大きいほど油圧を 大きく設定する。

【0188】処理ステップ604では、運転モードに移ったか否かを判定し、運転モードに移った場合は処理ステップ608に進み、そうでなければ処理ステップ605に進む。

【0189】ステップ605では、ペダル踏力が駆動力発生踏力以下か否かを判定する。ペダル踏力が駆動力発生踏力以下になった場合は、処理ステップ607に進み、そうでなければ処理ステップ606に進む。

【0190】処理ステップ606では、運転者がペダル 踏力を弱めても、処理ステップ603で設定したブレー キ油圧を保持する。

【0191】処理ステップ607では、保持していたブレーキ油圧を解除する。処理ステップ608も、処理ステップ607と同様に、保持していたブレーキ油圧を解除する。

【0192】処理ステップ610では、勾配に基づいて上り坂と判断した場合は、ブレーキ油圧を解除しても自車が後ろに下がらない駆動力を発生させるためにスロットル開度を補正する。

【0193】図29は、図28に示したフローチャート に従った制御処理により上り坂を発進する場合のタイム チャートを示している。

【0194】自車が停車後に時刻T1で運転者がペダル踏力を弱めてもブレーキ油圧は停車したときの油圧を維持する。時刻T2でシフトレンジをDレンジからNレンジに変更してもブレーキ油圧を保持する。時刻T3でNレンジからDレンジに変更すると、ブレーキ油圧を解除し自車が後ろに下がらないようにスロットルを開けて駆動力を発生させる。ペダル踏力が駆動力発生踏力より小さくなった時刻T4で、自車を発進させるためにスロッ

トルを開いていく。スロットルを開けても駆動力が道路 に伝わるまでに遅れがあり、時刻T5で自車は動き出し はじめる。

【0195】図30は、図26および図28に示したフローチャートに従った制御処理により、シフトレンジを変更しないで上り坂を発進する場合のタイムチャートを示している。

【0196】自車が停車後に時刻T1で運転者がペダル踏力を弱めても、ブレーキ油圧は停車したときの油圧を維持する。ペダル踏力がフットレスト踏力より小さくなった時刻T4で、自車は発進させるためにスロットルを開いていく。スロットルを開けても駆動力が道路に伝わるまでに遅れがあり、時刻T5で自車は動き出しはじめる。

【0197】本発明は、前述した各実施の形態の構成に限定されるものではなく、例えば走行モード数および各設定項目は限定されたものではなく、他の設定値を入れても、あるいは加速度以外の設定項目がなくても何ら影響を及ぼすものではない。

【0198】また、本発明の範囲内であれば、前述した 各実施の形態の一部を組み合わせた構成、例えばフット レスト装置ではソレノイド方式と制限止め方式の組み合 わせなどとしても良い。また、この実施の形態では、主 ブレーキ手段として油圧ブレーキを用いたが、電気ブレ ーキなどの他のブレーキであっても電気量などを制御す ることにより同じ効果が得られる。

[0199]

【発明の効果】本発明によれば、ペダルの操作量または操作力にフットレスト機能範囲および制動力増加機能範囲が設定されていることにより、プレーキペダルから運転者が足を離すことなく車両の発進・加速および減速・停止が可能となり、運転者の負担を軽減することができる。

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明の一実施の形態を示す自動車の機能ブロック図である。

【図2】ブレーキ操作量(力)に対する制動・駆動力の 関係を示す特性図である。

【図3】制御装置が実行する制御処理のフローチャート である。

【図4】駆動力設定スイッチにて設定される目標駆動力 特性図である。

【図5】油圧ブレーキシステムをベースにして構成した ブレーキ操作機構の一実施の形態を示す模式図である。

【図6】追従モードからマニュアルモードへの切り換え 手法を示す特性図である。

【図7】表示内容の一例を示す図である。

【図8】本発明の他の実施の形態の自動車の走行制御装置における機械的制限止め機構を含んだブレーキペダルのフットレスト装置を示す側面図である。

【図9】本発明の図8に示す実施の形態におけるフット レスト装置の変形例を示す側面図である。

【図10】本発明の図8に示した実施の形態におけるフットレスト装置の変形例を示す側面図である。

【図11】本発明の他の実施の形態の自動車の走行制御 装置におけるソレノイド機構を含んだブレーキペダルの フットレスト装置の側面図である。

【図12】本発明の他の実施の形態の自動車の走行制御 装置におけるばねとクランク軸の組み合わせを含んだブ レーキペダルのフットレスト装置の側面図である。

【図13】本発明の他の実施の形態を示す自動車の機能 ブロック図である。

【図14】本発明の他の実施の形態の動力源を起動する ための手順のフローチャートである。

【図15】本発明の他の実施の形態の動力源を停止する ための手順のフローチャートである。

【図16】本発明の図14に示した手順の変形例を示すフローチャートである。

【図17】本発明の実施の形態の自動車の走行制御装置における加速度を方向指示器により遷移させるための手順のフローチャートである。

【図18】本発明の実施の形態のワンペダルモードを備えた自動車の走行制御装置における時間と速度および時間と制動力のパターンの一例を示している。

【図19】本発明の実施の形態のワンペダルモードを備えた自動車の走行制御装置における時間と速度および時間と制動力のパターンの他の例を示している。

【図20】本発明の自動車の走行制御装置で制動力を発生させる場合の制御手順のフローチャートである。

【図21】本発明の実施の形態における道路の勾配を計 測する手順のフローチャートである。

【図22】勾配計測の模式図である。

【図23】本発明の実施の形態におけるエンジンプレー キ設定の手順のフローチャートである。

【図24】本発明の実施の形態における摩擦ブレーキカ 設定の手順のフローチャートである。

【図25】坂道で減速するときの模式図である。

【図26】本発明の実施の形態における油圧設定の手順のフローチャートである。

【図27】上り坂を発進する場合のタイムチャートである。

【図28】本発明の実施の形態における油圧設定の手順のフローチャートである。

【図29】上り坂を発進する場合のタイムチャートであ ス

【図30】上り坂を発進する場合のタイムチャートである。

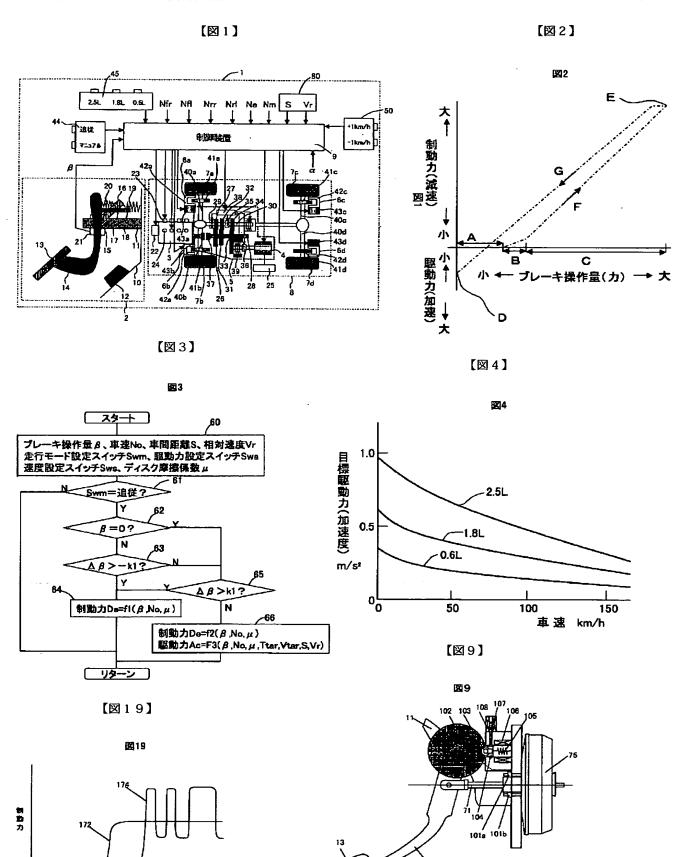
【符号の説明】

9…制御装置、13…ブレーキペダル、14…第1レバー、15…回転軸、16…第2レバー、17…部材、1

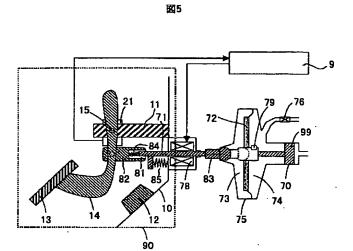
8…爪、19…第1ペダル反力機構、20…第2ペダル

時間

反力機構、21…プレーキペダル操作量センサ。

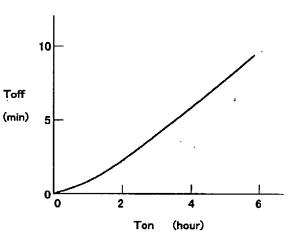


【図5】



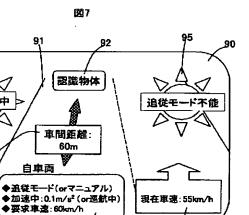
【図6】

図6



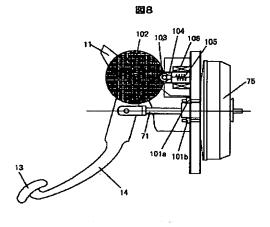
【図7】

93

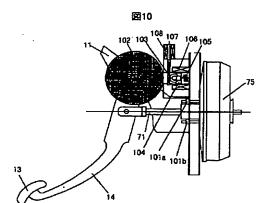


98

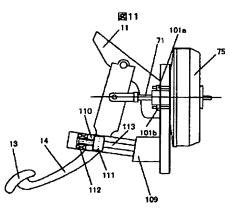
【図8】

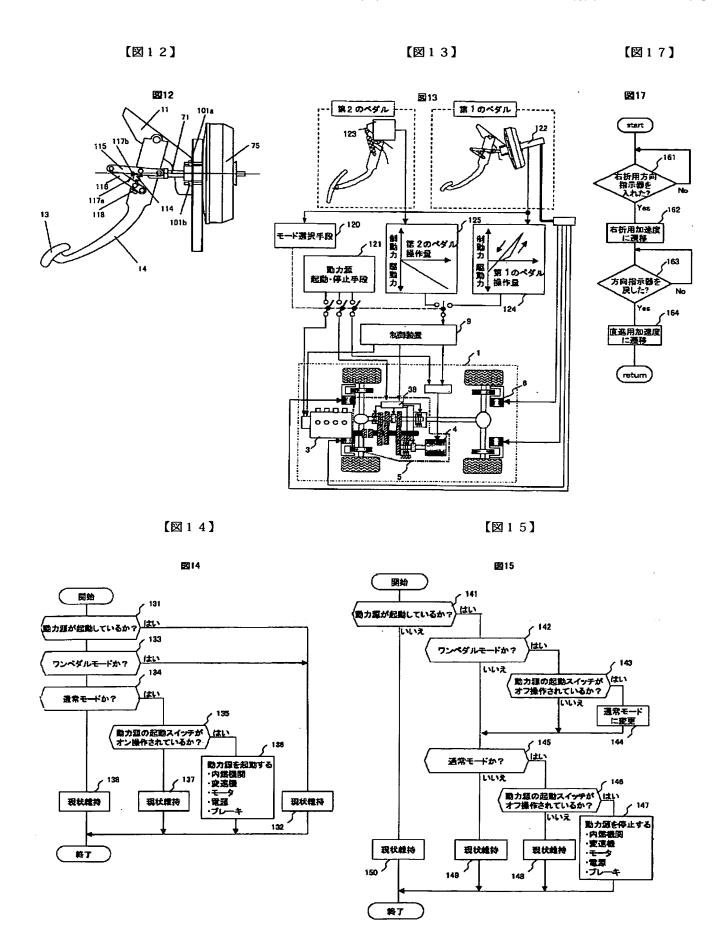


【図10】

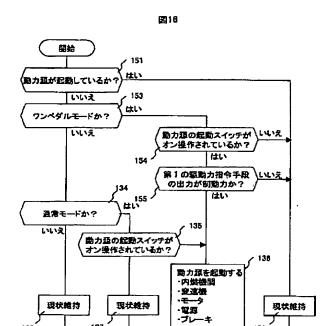


【図11】



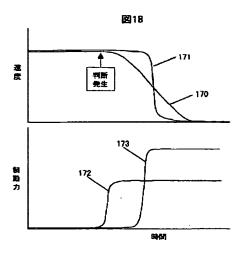


【図16】



152

【図18】

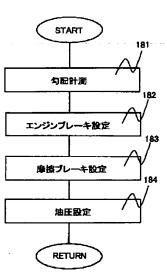


【図20】

137

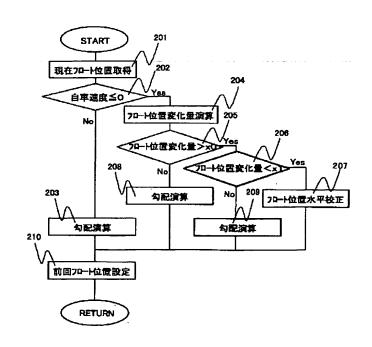


每了



【図21】

図21



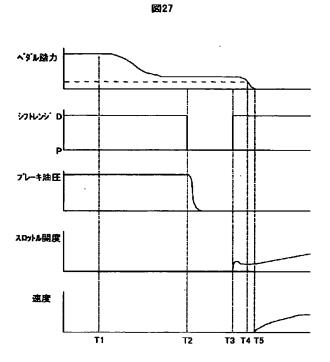
【図23】 【図22】 图22 図23 START Ftar>0 燃料タンク 305 No エンジンブレーキ実行フラグ=OFF エンジンブレーキ実行フラグ=ON 308 393 エンジンプレーキカ=ロ エンジンプレーキカ演算 307 水平時の 坂道時の フロート位置 フロート位置 ギヤ位置=現在のギヤ位置 ギヤ位置演算 燃料タンク (b) RETURN [図24] 【図25】 図24 図25 START Ftar>0 No 402 (a) 摩擦ブレーキカ=0 摩擦ブレーキカ演算 403 ブレーキ出カ=0 ブレーキパット温度計測 ブレーキ出力演算 (P)

RETURN



【図27】

2226

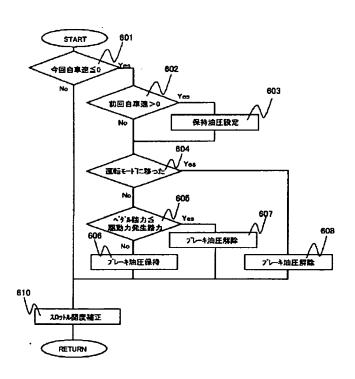


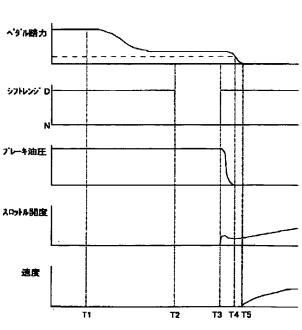
【図28】

【図29】

228

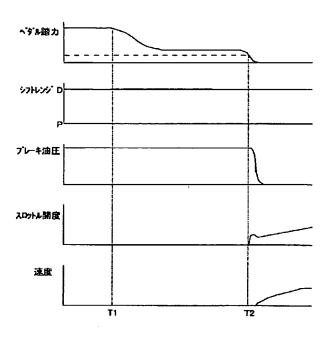
区29





【図30】

2330



フロントページの続き

(72)発明者 倉垣 智

茨城県日立市大みか町七丁目1番1号 株

式会社日立製作所日立研究所内

(72)発明者 吉川 徳治

茨城県日立市大みか町七丁目1番1号 株

式会社日立製作所日立研究所内

Fターム(参考) 3D041 AA12 AA41 AA66 AA74 AA77

ABO1 ACO1 AC10 AC11 AC15

AC18 AC29 AD01 AD10 AD15

AD31 AD41 AD46 AD47 AD50

AD51 AE02 AE03 AE04 AE05

AE07 AE09 AE31 AE41 AE45

AF09

3D044 AA03 AA04 AA21 AA25 AA45

AA49 AB01 AC05 AC15 AC22

AC24 AC26 AC39 AC56 AC57

AC59 AD02 AD04 AD06 AD09

AD17 AD21 AE14

3G093 AA05 AA07 AA16 BA15 BA23

BA28 CB06 CB07 DA06 DB05

DB11 DB15 DB16 DB18 EA01

EA03 EA05 EA06 EA13 EB03

EBO4 ECO1 FAO7 FBO1

This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:

□ BLACK BORDERS
□ IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
□ FADED TEXT OR DRAWING
□ BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING
□ SKEWED/SLANTED IMAGES
□ COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS
□ GRAY SCALE DOCUMENTS
□ LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT
□ REFERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

OTHER:

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.